



①9 BUNDESREPUBLIK
DEUTSCHLAND



DEUTSCHES
PATENTAMT

⑫ **Offenlegungsschrift**
⑩ **DE 197 19 607 A 1**

⑤1 Int. Cl.⁶:
B 60 K 15/03

⑳1 Aktenzeichen: 197 19 607.1
㉔2 Anmeldetag: 9. 5. 97
㉔3 Offenlegungstag: 17. 9. 98

DE 197 19 607 A 1

⑥6 Innere Priorität:
197 12 760. 6 10. 03. 97

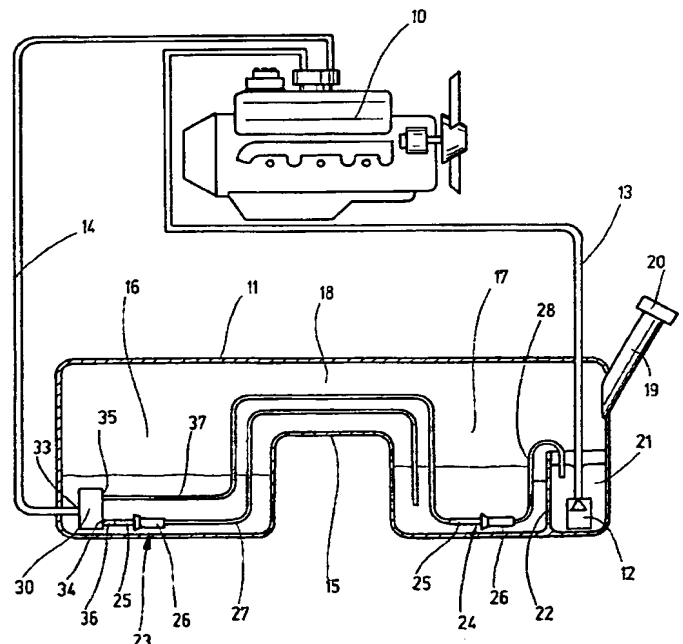
⑦1 Anmelder:
Robert Bosch GmbH, 70469 Stuttgart, DE

⑦2 Erfinder:
Frank, Kurt, 73614 Schorndorf, DE; Gabauer,
Wolfgang, 71679 Asperg, DE; Strohl, Willi, 71717
Beilstein, DE

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

⑤4 Vorrichtung zur Kraftstoffversorgung einer Brennkraftmaschine

⑤7 Bei der Vorrichtung zur Kraftstoffversorgung einer Brennkraftmaschine mit einem mindestens zwei Bevorratungskammern (16, 17) und eine Entnahmekammer (21) aufweisenden Kraftstoffbehälter (11), mit einer saugseitig mit der Entnahmekammer (21) und druckseitig mit einer Förderleitung (13) zur Brennkraftmaschine verbundenen Kraftstoffpumpe (12), mit einer im Kraftstoffbehälter (11) mündenden Rücklaufleitung (14) zum Rückführen von überschüssigem Kraftstoff und mit in jeweils einer der Bevorratungskammern (16, 17) angeordneten, vom Kraftstoffrücklaufstrom angetriebenen Saugstrahlpumpen ist zur Begrenzung der Leistungsaufnahme der Kraftstoffpumpe (12) für Brennkraftmaschinen mit sehr hohem Kraftstoffverbrauch ein Ventil (30) vorgesehen, das den Kraftstoffrücklaufteilstrom für zumindest eine Strahlpumpe (23) in Abhängigkeit von dem Kraftstoffverbrauch der Brennkraftmaschine drosselt oder sperrt (Fig. 1).



DE 197 19 607 A 1

Beschreibung

Stand der Technik

Die Erfindung betrifft eine Vorrichtung zur Kraftstoffversorgung einer Brennkraftmaschine eines Kraftfahrzeugs der im Oberbegriff des Anspruchs 1 definierten Gattung.

Bei einer durch die DE 39 15 185 C1 bekannten Vorrichtung dieser Art mit einem als sogenanntem Satteltank ausgebildeten Kraftstoffbehälter ist in jeder der beiden von einer Satteltasche gebildeten Bevorratungskammern eine Saugstrahlpumpe oder Strahlpumpe, bestehend aus einer Injektordüse und einem Injektortrichter, nahe dem Behälterboden angeordnet. Die im Kraftstoffbehälter mündende Rücklaufleitung ist über einen Verteilerraum an die beiden Strahlpumpen angeschlossen. An dem Injektortrichter der ersten Strahlpumpe in der ersten Bevorratungskammer ist eine in der zweiten Bevorratungskammer mündende erste Zuführleitung und an dem Injektortrichter der zweiten Strahlpumpe in der zweiten Bevorratungskammer ist eine in der Entnahmekammer mündende zweite Zuführleitung angeschlossen. Die Entnahmekammer ist innerhalb der zweiten Bevorratungskammer auf dem Behälterboden befestigt und nimmt die Kraftstoffpumpe auf. Bei Betrieb der Brennkraftmaschine teilt sich der Kraftstoff-Rücklaufstrom auf die beiden Strahlpumpen auf. Die Kraftstoffpumpe ist dabei so ausgelegt, daß die zur Speisung beider Strahlpumpen erforderliche Rücklaufmenge auch noch bei maximalem Kraftstoffverbrauch der Brennkraftmaschine ausreichend ist.

Bei Brennkraftmaschinen mit extrem hohem Vollastverbrauch ist jedoch die Rücklaufmenge zur Speisung beider Strahlpumpen zu klein, so daß die Funktion der die Entnahmekammer befüllenden Strahlpumpe in der einen Bevorratungskammer nicht mehr gewährleistet ist. Abhilfe schafft man hier in der Regel durch Zuschalten einer zweiten Kraftstoffpumpe.

Bei einer weiteren, durch die DE 42 24 981 A1 bekannten Kraftstoff-Fördereinrichtung wird die den Kraftstoff aus einer Bevorratungskammer in die Entnahmekammer umpumpende Strahlpumpe mit einem Kraftstoffstrom betrieben, der über eine Abzweigleitung von der Förderleitung nahe dem Ausgang der Kraftstoffpumpe abgezweigt ist. Um ein zuverlässig rasches Starten der Brennkraftmaschine sicherzustellen, ist in der Zweigleitung vor der Strahlpumpe ein Sperrventil angeordnet, das erst bei Überschreiten eines bestimmten Grenzdrucks in der Zweigleitung öffnet. Damit wird das während der Startphase störende Entweichen von Kraftstoff über die Zweigleitung und die Strahlpumpe vermieden.

Die erfindungsgemäße Kraftstoff-Versorgungsvorrichtung für eine Brennkraftmaschine mit den kennzeichnenden Merkmalen des Anspruchs 1 hat den Vorteil, daß durch die Abschaltung mindestens einer Strahlpumpe für die Dauer des hohen Kraftstoffverbrauchs der Brennkraftmaschine, die durch die Kraftstoffleitung fließende Kraftstoffmenge, die durch den hohen Kraftstoffverbrauch stark reduziert ist, nunmehr ausreicht, die Funktion zumindest der die Entnahmekammer befüllenden Strahlpumpe bei der vorgegebenen Förderleistung der Kraftstoffpumpe zu gewährleisten. In Grenzfällen kann damit auf eine zusätzliche Kraftstoffpumpe verzichtet werden.

Durch den erfindungsgemäßen Einsatz des Sperr- oder Drosselventils wird der maximale Fördermengenbedarf, für den die Kraftstoffpumpe ausgelegt werden muß, um die für den Betrieb der abschaltbaren Strahlpumpe erforderliche Kraftstoffmenge reduziert. Dieser von der Kraftstoffpumpe zu gewährleistende Fördermengenbedarf setzt sich zusammen aus dem maximalen Kraftstoffverbrauch der Brenn-

kraftmaschine sowie die für den ungestörten Betrieb aller Strahlpumpen erforderliche Kraftstoffmenge. Wird erfindungsgemäß bei maximalem Kraftstoffverbrauch der Brennkraftmaschine mindestens eine Strahlpumpe vorübergehend abgeschaltet, so reduziert sich der maximale Fördermengenbedarf um die Treibmenge dieser Strahlpumpe. Damit verringert sich die Leistungsaufnahme und das Betriebsgeräusch der Kraftstoffpumpe und erhöht sich deren Lebensdauer.

Durch die in den weiteren Ansprüchen aufgeführten Maßnahmen sind vorteilhafte Weiterbildungen und Verbesserungen der im Anspruch 1 angegebenen Vorrichtung möglich.

Gemäß einer vorteilhaften Ausführungsform der Erfindung ist das Ventil von der das Ventil durchfließenden Kraftstoffmenge gesteuert. Das durchflußmengengesteuerte Ventil hat den Vorteil der direkten Steuerung der von dem Kraftstoffverbrauch unmittelbar beeinflusste, durch die Kraftstoffleitung fließende Kraftstoffmenge, so daß geeignete Steuergrößen für das Ventil nicht erst aus dem Kraftstoffverbrauch abgeleitet und z. B. in elektrische Steuersignale umgeformt werden müssen.

Gemäß einer bevorzugten Ausführungsform der Erfindung wird ein solches durchflußmengengesteuertes Ventil dadurch realisiert, daß das Ventil mindestens drei über eine Ventilkammer miteinander in Verbindung stehende Ventilanschlüsse erhält, von dem ein erster mit der Kraftstoffleitung und jeweils ein weiterer mit einer der Umpumpvorrichtungen verbunden ist, und mindestens einer der mit den Umpumpvorrichtungen verbundenen Ventilanschlüsse proportional zu der über den ersten Ventilanschluß einströmenden Kraftstoffmenge aufgesteuert wird. Dabei wird die Ventilgeometrie bevorzugt so ausgelegt, daß ein Aufsteuern dieses Ventilanschlusses erst bei Überschreiten einer über einen anderen Ventilanschluß fließenden Mindestkraftstoffmenge, die für den Betrieb der daran angeschlossenen Umpumpvorrichtung erforderlich ist, einsetzt.

Zeichnung

Die Erfindung ist anhand von in der Zeichnung dargestellten Ausführungsbeispielen in der nachfolgenden Beschreibung näher erläutert. Es zeigen jeweils in schematischer Darstellung:

Fig. 1 eine Brennkraftmaschine mit einer Vorrichtung zur Kraftstoffversorgung,

Fig. 2 bis **4** jeweils einen Längsschnitt eines Ventils der Vorrichtung gemäß **Fig. 1** in drei verschiedenen Schaltstellungen,

Fig. 5 eine gleiche Darstellung wie in **Fig. 2** eines modifizierten Ventils,

Fig. 6 eine Brennkraftmaschine mit einer Vorrichtung zur Kraftstoffversorgung gemäß einer modifizierten Ausführung

Beschreibung der Ausführungsbeispiele

In **Fig. 1** ist mit **10** eine Brennkraftmaschine angedeutet, deren Kraftstoffbedarf von einer Versorgungsvorrichtung gedeckt wird. Die Kraftstoffversorgungsvorrichtung umfaßt einen Kraftstoffbehälter **11** und eine im Kraftstoffbehälter **11** angeordnete Kraftstoffpumpe **12**, die Kraftstoff aus dem Kraftstoffbehälter **11** ansaugt und über eine Förderleitung **13** zu der Brennkraftmaschine **10** fördert. Überschüssiger, in der Brennkraftmaschine **10** nicht verbrauchter Kraftstoff fließt über eine Rücklaufleitung **14** in den Kraftstoffbehälter **11** zurück. Die Rücklaufleitung **14** kann auch von einem nicht dargestellten Druckregler abführen, durch den der Druck in der Einspritzeinrichtung der Brennkraftmaschine

in einer vorgegebenen Höhe geregelt wird. Der Druckregler kann dabei am oder im Kraftstoffbehälter angeordnet sein oder entfernt von diesem.

Der Kraftstoffbehälter 11 ist als sogenannter Satteltank ausgeführt, der derart konzipiert ist, daß er beispielsweise unter dem Fondstisch eines Personenkraftwagens installiert werden kann. Zu diesem Zweck bildet der mittlere Bereich des Kraftstoffbehälters 11 einen Tunnel 15 zum Hindurchführen einer Gelenkwelle für einen Hinterachsantrieb. Dieser Tunnel teilt den Kraftstoffbehälter 11 nach Art von Satteltaschen in zwei Bevorratungskammern 16, 17, die durch einen Überbrückungsraum 18 miteinander verbunden sind. Der Kraftstoffbehälter 11 wird über einen Einfüllstutzen 19, der von einem Tankdeckel 20 abgeschlossen ist, gefüllt. Die Kraftstoffpumpe 12 ist in einer Entnahmekammer 21, die innerhalb der Bevorratungskammer 17 mittels einer vom Behälterboden vertikal abstrebenden Trennwand 22 abgetrennt ist, integriert. In jeder Bevorratungskammer 16, 17 ist eine Umpumpvorrichtung in Form einer Saugstrahlpumpe oder Strahlpumpe 23, 24 angeordnet, wobei die Strahlpumpe 23 zum Umpumpen von Kraftstoff aus der Bevorratungskammer 16 in die Bevorratungskammer 17 und die Strahlpumpe 24 zum Umpumpen von Kraftstoff aus der Bevorratungskammer 17 in die Entnahmekammer 21 dient. Jede nach dem Venturiprinzip arbeitende Strahlpumpe 23, 24 besteht in bekannter Weise aus einer Injektordüse 25 und einem Injektortrichter 26. Der zur Bevorratungskammer 16 hin offene Injektortrichter 26 ist endseitig an einem in der Bevorratungskammer 17 mündenden Verbindungsrohr 27 und der zur Bevorratungskammer 17 hin offene Injektortrichter 26 der Strahlpumpe 24 ist endseitig an einem in der Entnahmekammer 21 mündenden Verbindungsrohr 28 angeschlossen. Die beiden Injektordüsen 25 der Strahlpumpen 23, 24 stehen über ein Ventil mit der Rücklaufleitung 14 in Verbindung, so daß in bekannter Weise durch jeden durch die Injektordüsen 25 der Strahlpumpen 23, 24 hindurchströmenden Kraftstoffstrom aus der jeweiligen Bevorratungskammer 16, 17 Kraftstoff über den Injektortrichter 26 mitgerissen wird und über die Verbindungsrohre 27, 28 in die Bevorratungskammer 17 bzw. in die Entnahmekammer 21 gelangt. Die beiden Strahlpumpen 23, 24 stellen sicher, daß die Entnahmekammer 21, aus welcher die Kraftstoffpumpe 12 den Kraftstoff ansaugt, stets gefüllt ist und von der Kraftstoffpumpe 12 erst dann geleert wird, wenn der Kraftstoff in den Bevorratungskammern 16, 17 aufgebraucht ist. Das zwischen der Rücklaufleitung 14 und den beiden Strahlpumpen 23, 24 vorhandene Ventil 30 sorgt dafür, daß bei sehr hohem Kraftstoffverbrauch der Brennkraftmaschine 10 vorübergehend die Strahlpumpe 23 abgeschaltet wird, so daß die über die Rücklaufleitung 14 in den Kraftstoffbehälter 11 zurückströmende, stark reduzierte Kraftstoffmenge zumindest ausreicht, den ungestörten Betrieb der Strahlpumpe 24 in der Bevorratungskammer 17 zur Befüllung der Entnahmekammer 21 aufrecht zu erhalten. Sobald der Kraftstoffverbrauch der Brennkraftmaschine wieder sinkt und der über die Rücklaufleitung 14 in den Kraftstoffbehälter 11 zurückströmende überschüssige Kraftstoff wieder mengenmäßig zunimmt, gibt das Ventil 30 auch die Verbindung der Rücklaufleitung 14 zu der Strahlpumpe 23 wieder frei, so daß beide Strahlpumpen 23, 24 wieder arbeiten.

Der Aufbau des Ventils 30 ist im einzelnen in den Schnittdarstellungen der Fig. 2 bis 4 zu sehen. Das Ventil 30 weist einen Ventilkörper 31 auf, in dem eine Ventilkammer 32 ausgebildet ist. In der Ventilkammer 32 münden drei in den Ventilkörper 31 eingesetzte Ventilanschlüsse 33 bis 35 mit Anschlußstutzen. Der erste Ventilanschluß 33 dient zum Anschließen der Rücklaufleitung 14, der zweite Ventilanschluß 34 zum Anschließen einer zu der Injektordüse 25 der

Strahlpumpe 23 führenden Verbindungsleitung 36 und der dritte Ventilanschluß 35 zum Anschließen einer zu der Injektordüse 25 der Strahlpumpe 24 führenden Verbindungsleitung 37. An der Mündung des Ventilanschlusses 34 in der Ventilkammer 32 ist eine von einem Ventilsitz 38 umschlossene Ventilöffnung 39 ausgebildet, die von einem mit dem Ventilsitz 38 zusammenwirkenden Ventiltglied 40 in Abhängigkeit von der die Ventilkammer 32 durchfließenden Kraftstoffrücklaufmenge gesteuert wird. Dabei ist die Ventilgeometrie so gestaltet, daß die Ventilöffnung 39 proportional zu der über den ersten Ventilanschluß 33 in das Ventil 30 einströmenden Kraftstoffmenge aufgesteuert wird und das Aufsteuern der Ventilöffnung 39 erst bei Überschreiten einer über den Ventilanschluß 35 abfließenden Mindestkraftstoffmenge, die für den Betrieb der Strahlpumpe 24 erforderlich ist, erfolgt.

Im einzelnen ist das in der Ventilkammer 32 verschieblich einliegende Ventiltglied 40 von einer als Schraubendruckfeder ausgebildeten Ventilschließfeder 41 in Ventilschließrichtung beaufschlagt, die das Ventiltglied 40 mit einem daran einstückig ausgebildeten Dichtungskörper 401 auf den Ventilsitz 38 aufpreßt. Am Ventiltglied 40 ist ringförmig um den Dichtungskörper 401 eine Steuerfläche 402 ausgebildet, die von dem über den ersten Ventilanschluß 33 einströmenden Kraftstoff beaufschlagt wird. Der Kraftstoffdruck auf der Steuerfläche 402 wirkt der Schließkraft der Ventilschließfeder 41 entgegen, so daß bei genügender Druckbeaufschlagung das Ventiltglied 40 in Fig. 2 nach links verschoben wird und der Dichtungskörper 401 zunehmend vom Ventilsitz 38 abhebt. Im Ventiltglied 40 ist eine Drosselbohrung 42 eingebracht, über welche der Ventilanschluß 33 mit dem mit der Strahlpumpe 24 verbundenen Ventilanschluß 35 in ständiger Verbindung steht.

Die Wirkungsweise des Ventils 30 ist wie folgt:

Fig. 2 zeigt das Ventil in seiner Grundstellung. Die Ventilöffnung 39 ist von dem Ventiltglied 40 unter der Wirkung der Rückstellfeder 41 geschlossen. Die über die Rücklaufleitung 14 und den ersten Ventilanschluß 33 in die Ventilkammer 32 einströmende Kraftstoffrücklaufmenge strömt über die Drosselbohrung 42 zu dem Ventilanschluß 35 und von dort über die Verbindungsleitung 37 zur Strahlpumpe 24 in der zweiten Bevorratungskammer 17. Die Rücklaufmenge ist auslegungsgemäß genügend groß, um den Betrieb der Strahlpumpe 24 aufrechtzuerhalten, so daß die Entnahmekammer 21 durch Umpumpen von Kraftstoff aus der Bevorratungskammer 17 ständig mit Kraftstoff gefüllt gehalten wird.

Wächst nun die Kraftstoffrücklaufmenge infolge geringeren Verbrauchs der Brennkraftmaschine an, so steigt der Druckabfall über die Drosselbohrung 42, bis die durch Druckabfall und Ventilgeometrie gegebene hydraulische Kraft auf das Ventiltglied 40 größer ist als die Vorspannung der Ventilschließfeder 41 und der Dichtungskörper 401 gerade vom Ventilsitz 38 abhebt. Dieser Zustand ist in Fig. 3 illustriert. Wie bereits schon angedeutet ist, ist die Federkraft der Ventilschließfeder 41 und die Ventilgeometrie so ausgelegt, daß jetzt die über den ersten Ventilanschluß einströmende Kraftstoffrücklaufmenge, die für den Betrieb der Strahlpumpe 24 erforderliche Mindesttreibmenge übersteigt. Steigt die Kraftstoffrücklaufmenge nun weiter an, so wird diese Mehrmenge zunächst am Ventilsitz 38 abgesteuert. Das Ventiltglied 40 hebt sich nur leicht vom Ventilsitz 38 ab und gibt gerade so viel Querschnitt frei, daß die Mehrmenge abströmen kann und der Druckabfall über die Drossel 42 quasi konstant bleibt. Die Mehrmenge strömt über den zweiten Ventilanschluß 34 zur Strahlpumpe 23 in der Bevorratungskammer 16 ab. Solange diese Mehrmenge kleiner ist als die zum Betrieb der Strahlpumpe 23 erforder-

liche Treibmenge ist die Strahlpumpe 23 noch nicht funktionsfähig. Erreicht die abgesteuerte Mehrmenge nunmehr die für die Funktion der Strahlpumpe 23 erforderliche Mindesttreibmenge, so baut sich vor der Strahlpumpe 23 auch der entsprechende Treibdruck auf. Dieser Treibdruck übt nun über die Sitzfläche des Dichtungskörpers 401 eine zusätzliche Kraft auf das Ventiltglied 40 aus. Die Ventilgeometrie ist so ausgelegt, daß die Gesamtheit der auf das Ventiltglied 40 wirkenden Kräfte nun ausreicht, um dieses vom Ventilsitz 38 abzuheben, d. h. das Ventil 30 öffnet vollständig, sobald die über den Ventilanschluß 33 einströmende gesamte Kraftstoffrücklaufmenge größer oder gleich der Summe der Mindesttreibmengen für die beiden Strahlpumpen 23, 24 ist (Fig. 4).

Das in Fig. 5 dargestellte modifizierte Ventil 30' ist gegenüber dem beschriebenen Ventil 30 insoweit abgewandelt, als das Ventiltglied 40' als Kugel ausgebildet ist, die von der Ventilschließfeder 41 auf den Ventilsitz 38 aufgepreßt wird. Die Verbindung zwischen dem Ventilanschluß 33 und dem Ventilanschluß 35, die bei dem Ventil gemäß Fig. 2 durch die Drosselbohrung 42 hergestellt wird, ist hier durch einen Drosselspalt 43 zwischen dem kugeligen Ventiltglied 40' und der Innenwand der Ventilkammer 32 realisiert. Im übrigen sind Aufbau und Funktionsweise des modifizierten Ventils 30' gemäß Fig. 5 identisch mit dem zu Fig. 2 beschriebenen Ventil 30, so daß hierauf verwiesen wird.

Die Erfindung ist nicht auf das vorstehend beschriebene Ausführungsbeispiel beschränkt. So kann das Kraftstoffrücklaufstrom zu der Strahlpumpe 23 in Abhängigkeit von dem Kraftstoffverbrauch der Brennkraftmaschine 10 drosselnde oder sperrende Ventil 30 bzw. 30' anstatt von der das Ventil durchfließenden Kraftstoffrücklaufmenge auch von dem Druck in der Kraftstoffrücklaufleitung 14 gesteuert werden. Ebenso ist es möglich, ein elektromagnetisch gesteuertes Ventil vorzusehen, dessen Steuersignal aus dem gemessenen Kraftstoffverbrauch der Brennkraftmaschine abgeleitet wird.

In Fig. 6 ist eine modifizierte Ausführung der Vorrichtung zur Kraftstoffversorgung der Brennkraftmaschine 10 dargestellt, bei der von der Druckseite der Förderpumpe 12, beispielsweise von der Förderleitung 13, eine Kraftstoffleitung 50 abzweigt. Die Injektordüsen 25 der Strahlpumpen 23, 24 stehen über das Ventil 30 bzw. 30' mit der Kraftstoffleitung 50 in Verbindung, durch die ein Teil der von der Förderpumpe 12 geförderten Kraftstoffmenge fließt und in den Kraftstoffbehälter 11 gelangt. Die Rücklaufleitung 14 kann dabei dennoch vorgesehen sein, jedoch werden durch diese nicht die Strahlpumpen 23, 24 gespeist. Die Ausbildung des Ventils und dessen Wirkungsweise sind dabei gleich wie vorstehend beschrieben.

Die Anzahl der Bevorratungskammern in einem Kraftstoffbehälter 11 kann beliebig sein, wobei bei mehreren voneinander separierten Bevorratungskammern im Kraftstoffbehälter mit jeweils integrierter Strahlpumpe auch gleichzeitig mehrere Strahlpumpen stillgelegt werden können. Wichtig ist, daß die nicht von dem Ventil 30 gesteuerte Strahlpumpe immer diejenige ist, die letztlich die Entnahmekammer 21 mit Kraftstoff befüllt, so daß bei maximalem Kraftstoffverbrauch der Brennkraftmaschine immer für ausreichenden Kraftstoffvorrat in der Entnahmekammer 21 gesorgt ist.

Patentansprüche

1. Vorrichtung zur Kraftstoffversorgung einer Brennkraftmaschine mit einem mindestens zwei Bevorratungskammern (16, 17) und eine Entnahmekammer (21) aufweisenden Kraftstoffbehälter (11), mit einer

saugseitig mit der Entnahmekammer (21) und druckseitig mit einer zu der Brennkraftmaschine (10) führenden Förderleitung (13) verbundenen Kraftstoffpumpe (12), mit einer im Kraftstoffbehälter (11) mündenden Kraftstoffleitung (14; 50), durch die ein Teil des von der Kraftstoffpumpe (12) geförderten Kraftstoffs in den Kraftstoffbehälter (11) gelangt, und mit in jeweils einer der Bevorratungskammern (16, 17) angeordneten, vom durch die Kraftstoffleitung (14; 50) fließenden Kraftstoffstrom angetriebenen Umpumpvorrichtungen, insbesondere Strahlpumpen (23, 24), zum Umpumpen von Kraftstoff aus der einen Bevorratungskammer (16, 17) in die andere Bevorratungskammer (17) oder in die Entnahmekammer (21), gekennzeichnet durch ein Ventil (30; 30'), das einen zumindestens einer Umpumpvorrichtung (23) zufließenden Teilstrom des durch die Kraftstoffleitung (14; 50) fließenden Kraftstoffstroms in Abhängigkeit von dem Kraftstoffverbrauch der Brennkraftmaschine drosselt oder sperrt.

2. Vorrichtung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß das Ventil (30; 30') von der das Ventil (30; 30') durchfließenden Kraftstoffmenge gesteuert ist.

3. Vorrichtung nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, daß das Ventil (30; 30') mindestens drei über eine Ventilkammer (32) miteinander in Verbindung stehende Ventilanschlüsse (33, 34, 35) aufweist, von denen ein erster Ventilanschluß (33) mit der Kraftstoffleitung (14; 50) und jeweils ein weiterer (34, 35) mit einer Umpumpvorrichtung (23, 24) verbunden ist, und daß mindestens einer der mit den Umpumpvorrichtungen (23, 24) verbundenen Ventilanschlüsse (34, 35) in Abhängigkeit von der über den ersten Ventilanschluß (33) einströmenden Kraftstoffmenge aufsteuerbar ist.

4. Vorrichtung nach Anspruch 3, dadurch gekennzeichnet, daß die Ventilgeometrie so ausgelegt ist, daß ein Aufsteuern des Ventilanschlusses (34) erst bei Überschreiten einer über einen anderen Ventilanschluß (35) fließenden Mindestkraftstoffmenge, die für den Betrieb der daran angeschlossenen Umpumpvorrichtung (24) erforderlich ist, einsetzt.

5. Vorrichtung nach Anspruch 3 oder 4, dadurch gekennzeichnet, daß zwischen der Ventilkammer (32) und dem gesteuerten Ventilanschluß (34) eine Ventilöffnung (39) mit Ventilsitz (38) ausgebildet ist, daß auf dem Ventilsitz (38) ein Ventiltglied (40; 40') unter der Kraft einer Ventilschließfeder (41), die Ventilöffnung (39) verschließend, aufliegt, und daß das Ventiltglied (40; 40') eine von dem über den ersten Ventilanschluß (33) einströmenden Kraftstoff in Ventilöffnungsrichtung beaufschlagte Steuerfläche (402) sowie eine Drosselbohrung (42) aufweist, die eine permanente Verbindung zwischen dem ersten Ventilanschluß (33) und dem ungesteuerten Ventilanschluß (35) für eine Umpumpvorrichtung (24) herstellt.

6. Vorrichtung nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, daß der ungesteuerte Ventilanschluß (35) mit der die Entnahmekammer (21) befüllenden Umpumpvorrichtung (24) verbunden ist.

7. Vorrichtung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß das Ventil (30) vom Druck in der Kraftstoffleitung (14; 50) gesteuert ist.

8. Vorrichtung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß das Ventil (30) elektromagnetisch gesteuert ist.

Hierzu 4 Seite(n) Zeichnungen

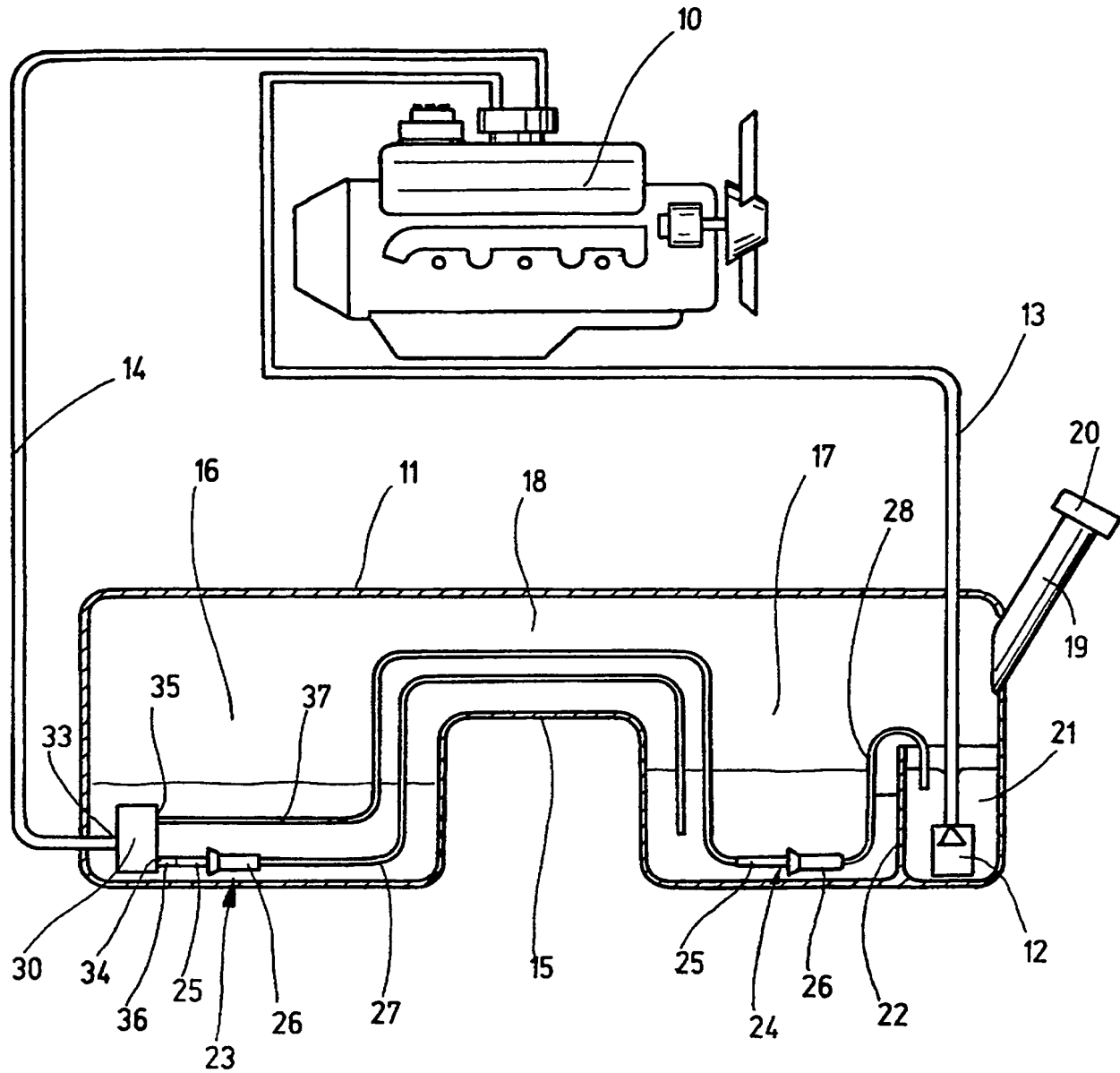
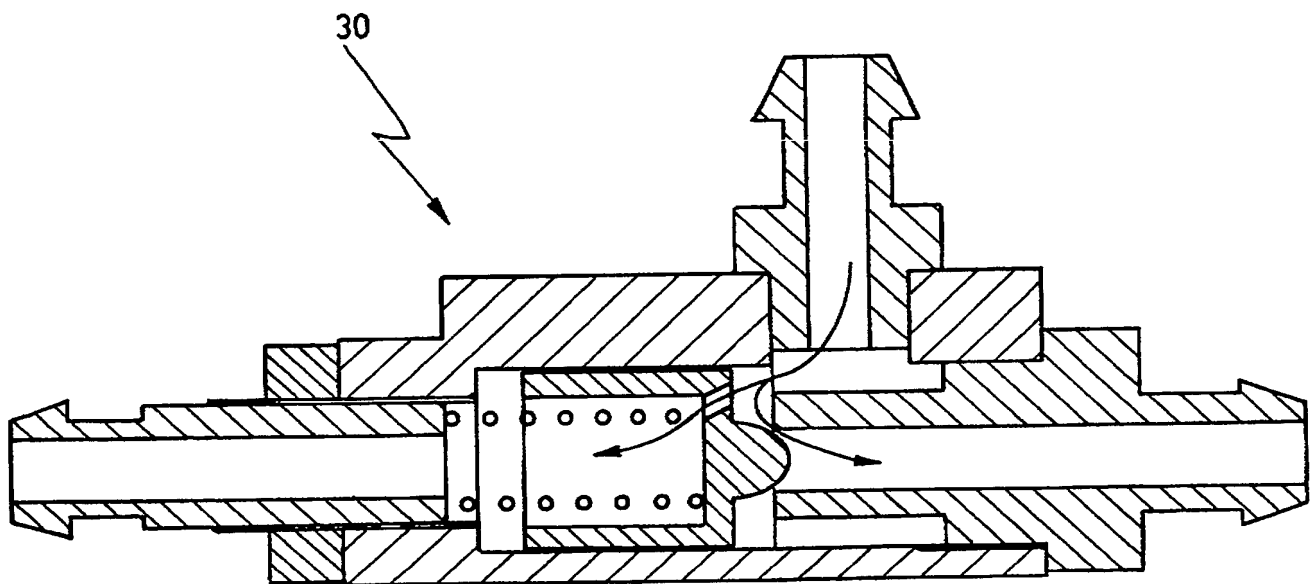
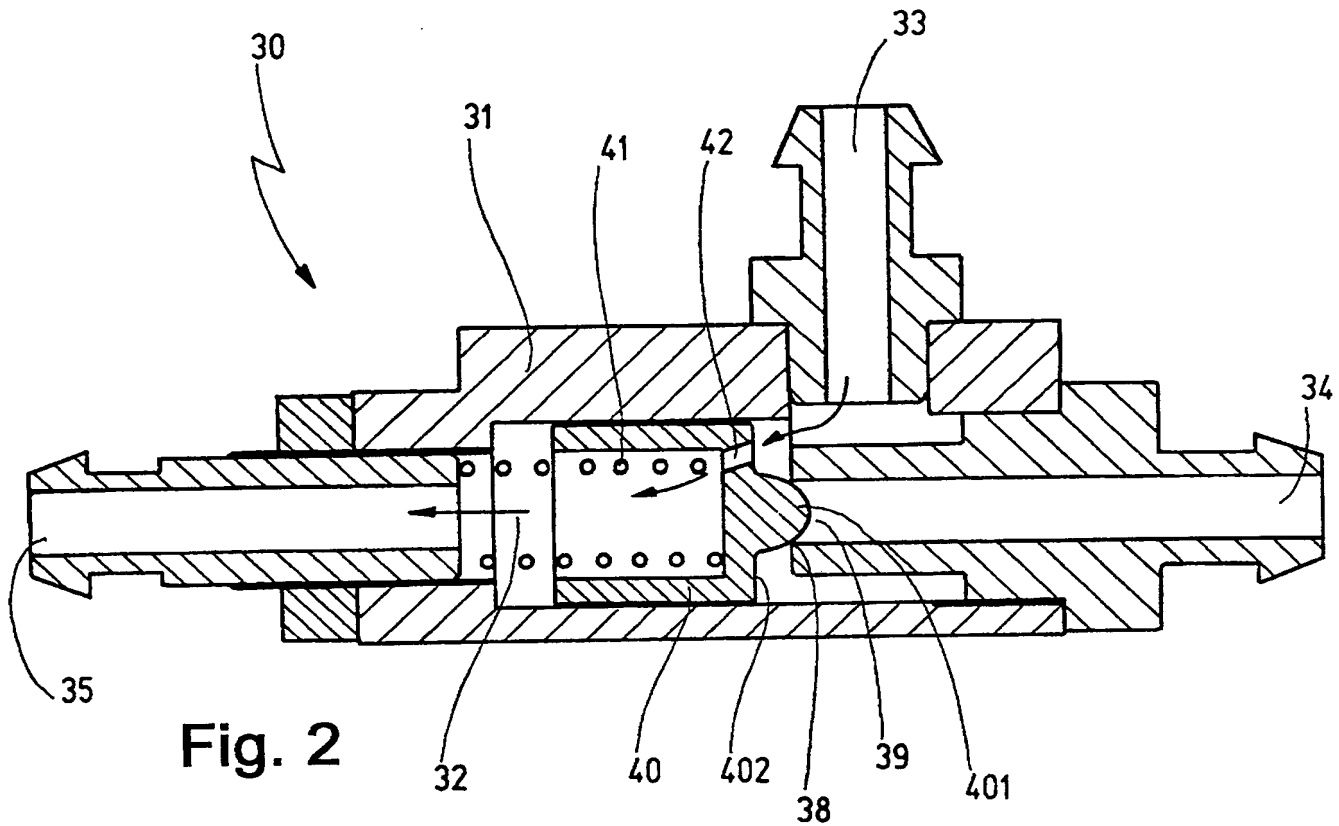


Fig. 1



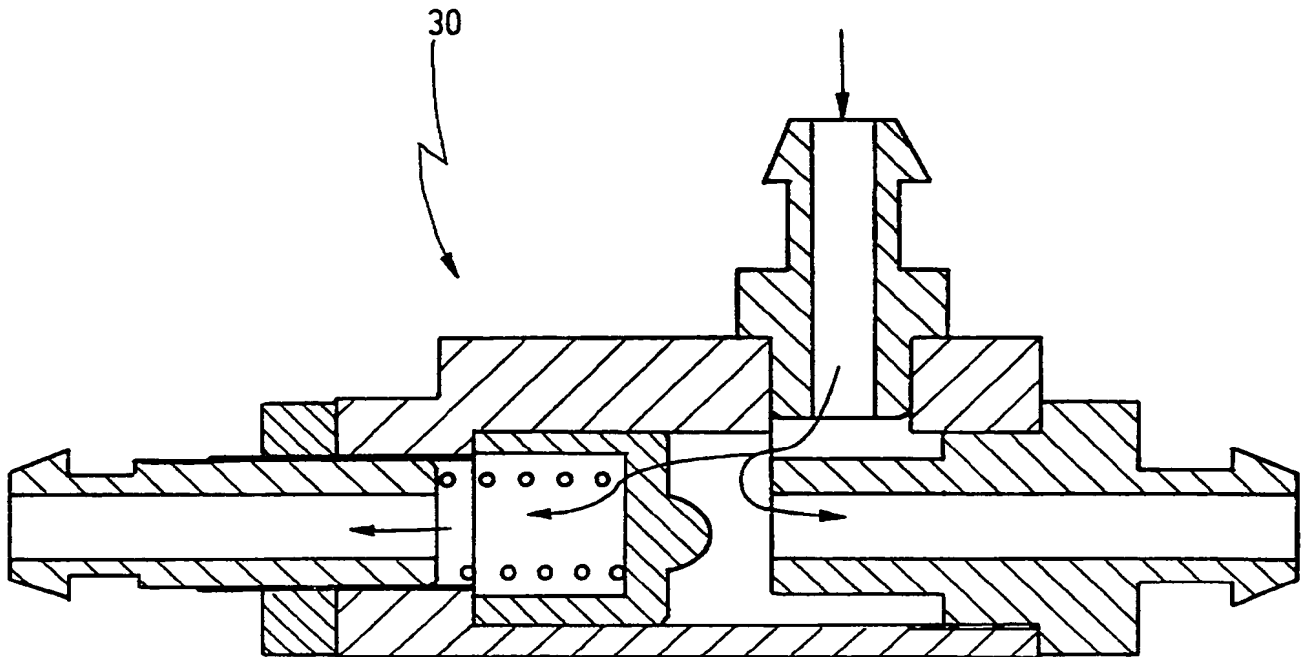


Fig. 4

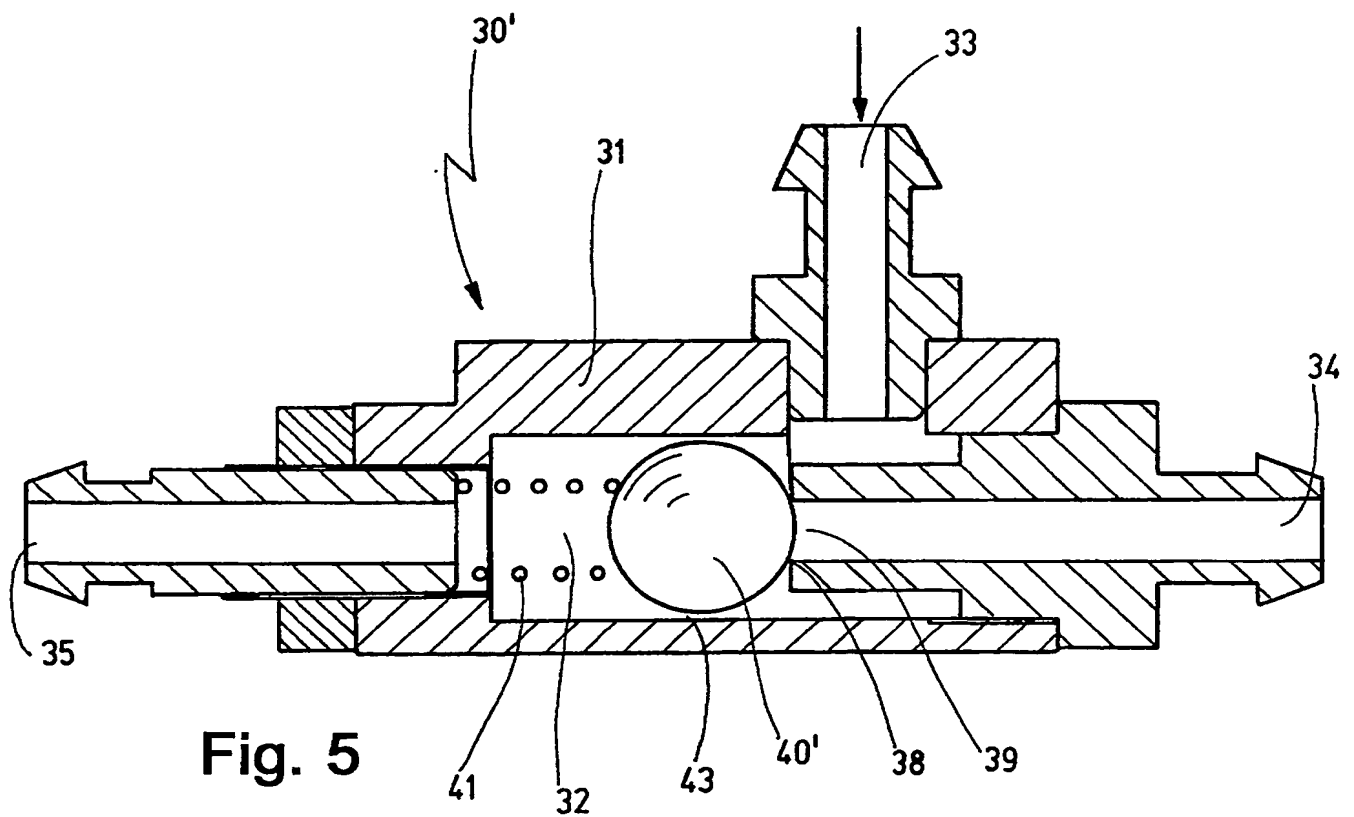


Fig. 5

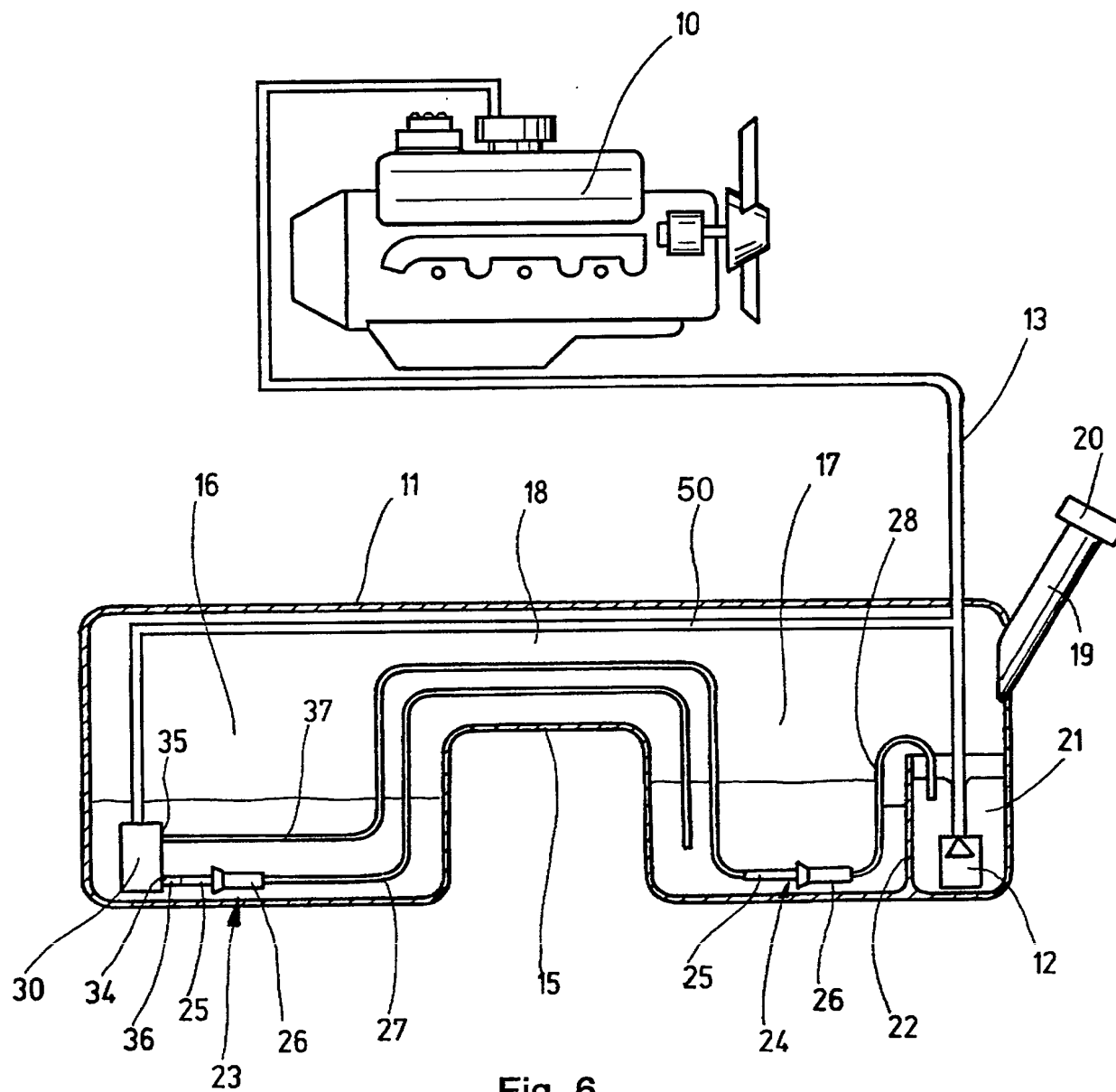
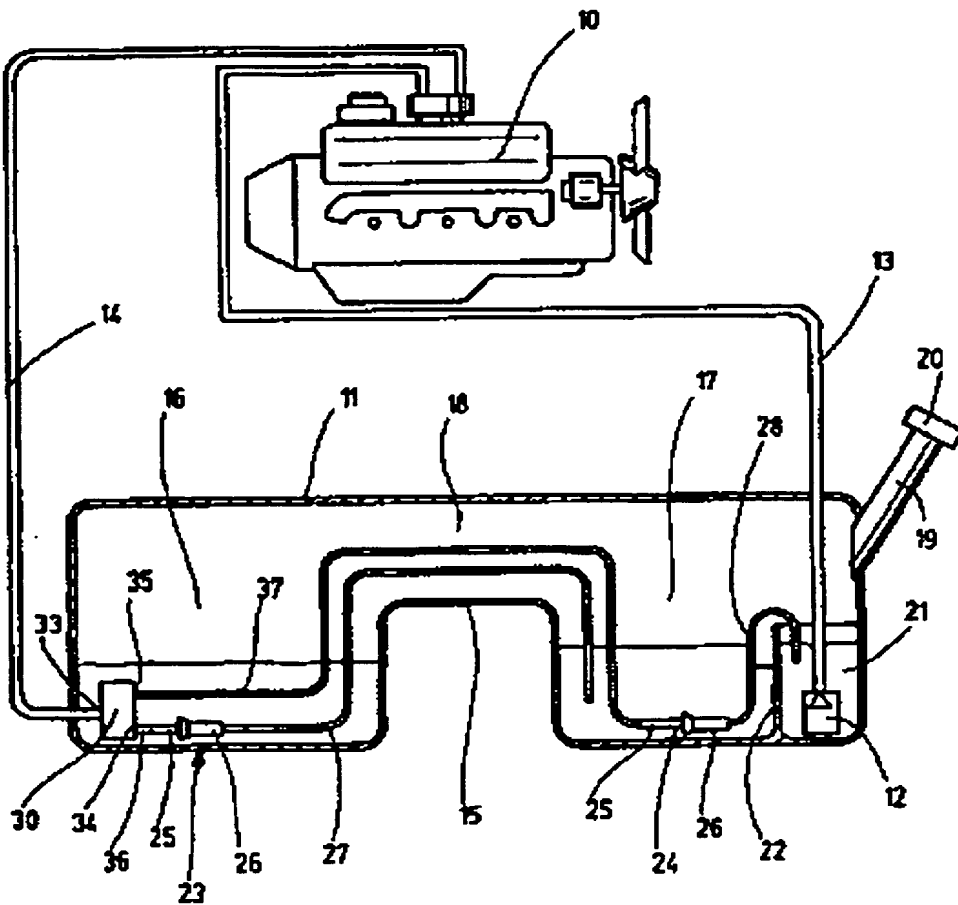


Fig. 6

AN: PAT 1998-469091
TI: Internal combustion engine fuel delivery system for motor vehicle comprises valve which directs fuel to one or other pump in each chamber to refill either storage chamber or delivery chamber
PN: EP864458-A1
PD: 16.09.1998
AB: A saddle-type fuel tank has two storage chambers for fuel, one of which contains a fuel delivery chamber and pump to the engine, and the other a valve and pump to deliver fuel to the first chamber or the delivery chamber. An internal combustion engine (10) is fed with fuel by a delivery pump (12) within a delivery chamber (21) in one side (17) of a saddle tank (11). Excess fuel is returned through a pipe (14) to the other chamber (16) of the tank through a valve (30) which directs the fuel to one or other pump (23,24) in each chamber to refill either the storage chamber (17) or the delivery chamber (21) according to the pressure of the returning fuel.; Accommodates greater range of fuel demand from engine.
PA: (BOSC) BOSCH GMBH ROBERT;
IN: FRANK K; GABAUER W; STROHL W;
FA: EP864458-A1 16.09.1998; DE59706860-G 08.05.2002;
DE19719607-A1 17.09.1998; EP864458-B1 03.04.2002;
CO: AL; AT; BE; CH; DE; DK; EP; ES; FI; FR; GB; GR; IE; IT; LI; LT; LU; LV; MC; MK; NL; PT; RO; SE; SI;
DR: AL; AT; BE; CH; DE; DK; ES; FI; FR; GB; GR; IE; IT; LI; LT; LU; LV; MC; MK; NL; PT; RO; SE; SI;
IC: B60K-015/03; B60K-015/077; F02M-037/02;
MC: X22-A02;
DC: Q13; Q53; X22;
FN: 1998469091.gif
PR: DE1012760 10.03.1997; DE1019607 09.05.1997;
FP: 16.09.1998
UP: 28.05.2002

THIS PAGE BLANK (USPTO)



THIS PAGE BLANK (USPTO)